(54) MOVING BLADE FOR TURBINE

(11)\_55-146201 (A) (43) 14.11.1980 (19) JP (22) 4.5.1979

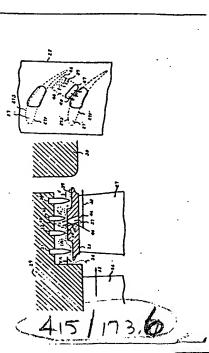
(21) Appl. No. 54-54204

(71) HITACHI SEISAKUSHO K.K. (72) TADASHI FUJIWARA(1)

(51) Int. Cl3. F01D5/20

PURPOSE: To reduce the secondary-flow loss and leakage loss at the top of moving blades of turbine, by forming inlet ports in the inner surface of shroud ring fixed to the top of moving blades and outlet ports in the outer surface of shroud ring.

CONSTITUTION: A turbine stage is constituted by stator blades 26, rotor blades 27, shroud ring 28, upper diaphragm 29, radial fins 31~34, etc. In addition to the above, inlet ports 46 are formed in the inner surface of shroud ring 28 and outlet ports 47 are formed in the outer surface of shroud ring 28. With such an arrangement, flow 37 branched from main flow 35 into inlet port 46 is passed through communicating passage 44 and issued into space 48 from outlet port 47, so that downstream flow 38 becomes smooth with no turbulences. At the same time, leakage flow 36 branched from main flow 35 is sealed in space 48 by the effect of fluid blown out from outlet port 47, so that the amount of leakage flow passing through radial fin 34 disposed on the downstream side can be reduced.



(1) 日本国特許庁 (JP)

①特許出願公開

@公開特許公報(A)

昭55-146201

Int. Cl.<sup>3</sup>
F 01 D 5/20

識別記号

庁内整理番号 7515-3G ③公開 昭和55年(1980)11月14日

発明の数 1 審査請求 未請求

(全 5 頁)

## 匈タービン動翼

②特 願 昭54-54204

②出 願 昭54(1979)5月4日

70発明者藤原正

日立市幸町3丁目1番1号株式 会社日立製作所日立工場内 @発 明 者 相馬昭男

日立市幸町3丁目1番1号株式 会社日立製作所日立工場内

⑪出 願 人 株式会社日立製作所

東京都千代田区丸の内1丁目5

番1号

0代 理 人 弁理士 高橋明夫

明 細

.発明の名称 ターピン動翼

## 特許請求の範囲

- 1. 資接する複数の動異の先端部にシュラウドリングを連結し、該シュラウドリング外間にフィンを近傍して配置したタービン動翼において、相談り合う動翼で形成される製制流路部に面した前記シュラウドリング外周面に吹出孔をそれぞれ設け、異間流路を流下する主流の部を該吸込孔から吸込むようにしたことを特徴とするタービン動異。
- 2. 特許請求の範囲第1項記載のタービン動裂に おいて、前記改込孔を動製成側近傍に位置する より設けたことを特徴とするタービン動器。
- 3. 特許請求の範囲第1項又は第2項記載のタービン動及において、前記吹出孔を動及背側近傍に位置するよう設けたことを特徴とするタービン動取。
- 4. 特許請求の範囲第1項又は第2項記載のター ピン動翼において、前記吹出孔をシユラウドリ

ング出口端面部に設けたことを特徴とするター ピン動図。

## 発明の詳細な説明

本発明は、軸旋流体機械に係り、特に蒸気ター ビン・ガスタービン等に使用するに好適なタービン 動器に関するものである。

一般に蒸気タービンシよびガスタービン等の軸流流体機械の段落内部には数多くの損失が複雑に影響し合いながら発生しているが、その中でも静翼、動翼まわりに発生する翼形損失。二次流れ損失かよび動異先端から作動硫体の漏れによる先端 偏換損失などが大勢を占めている。

特に軸流流体機械に採用されている異列では、その異長が有限であるために倒壁近傍で損失が急酸に増加する。これは関壁上に形成される境界層の発達と、異間が路幅の変化かよび転向の度合と異面かよび側壁境界層内の流れの方向の相違によって生ずる二次流れとが相互に影響し合って生ずる損失であり、エンドウオール損失あるいは二次流れ損失として周知のものである。特にアスペク



(2)





特開昭55-146201(2)

ト一比の小さな段落においては二次流れ損失の異 長方向に占める割合が大きくなり、段落性能劣化 の重要な一因となつている。従来より二充流れ低 減策として、連載板の設置。境界層制御などが提 案されてきたが、いずれの低減策も抜本的解決に は至つていないのが現状である。

また先端隔茂損失は、その腐茂症が動異をバイパスして確下するためにその量だけ軸出力が減少し、効率が低下することに起因している。通常との先端隔洩損失の値は2~3×と推定されている。しかし、この動異先端からの隔茂流の影響は、軸出力の減少ばかりではなく、動異出口部の主旋にも悪影響を及ぼし二次流れ損失の一因ともなつて段落効率低下の大きな原因となつている。

ことで、先端隔洩損失かよび二次流れ損失について図面を用いて説明する。第1図は従来の蒸気タービン段落の内部構造を示す図であり、タービン段落は静翼1.3、動翼2,4、上部ダイヤフラム7.8、下部ダイヤフラム9,10、モータディスク11.12、動翼2,4を周方向に複数

(3)

象を設明する。動異2,2' および異上下端にお ける側壁2T。2分に囲まれて構成される異間流 ・路において、作動流体25の主流は剛盛2T。2 Rから十分に離れた位置では動異2の背面28と 相隣る動翼2′の腹面2 P′の転向形状の影響を 受けて流線25のように流れるだ、関壁2丁,2 Rの近傍では、側壁2T。2R上に発達した境界 脂との干渉により、それぞれ流線群20T,20 Rのように流れる。すなわち、図示するように動 異2'の成面2P'から動翼2の背面2Sの方向 へと流れ、側壁2丁。2尺と動翼2の背面25と が交わるコーナーに集合してくる。このコーナー に集合した境界層内の流水4T。4Rは動器2の 背面28に沿つて上昇しながら異間流路を流下し、 コーナー間24T、24Rとなつて成長し、図に 示すように旋回しながら具間旋路から流出する。 このように作動流体の一部が過とをつて流出する ためにエネルギー損失を生ずることになる。この 異間施路部の半径方向の損失分布は、第3図に示 すように、翼先端部で大きな損失(Ys)を発生 コ 枚連結するシスラウドリング5.6および上部ダ イヤフラム7.8の内周面に固定されるラジアル フイン13~18などによつて解成されている。 なお、上部ダイヤフラム7,8の外周倒には内部 ケーシング19が設置されている。このターピン 段落において動闘先端部の隔後流21は静翼1の 出口先端部を流れる作動流体の主流20から分離 し、シュラウドリング5とラジアルフイン13と にはさまれる間隙を通つて、上部ダイヤフラムで。 シュラウドリング5 むよびラジアルフイン13. 1.4に囲まれる空間に入つて膨張する。 さらにと の漏洩流は縮流となつてラジアルフイン14とシ ユラウドリング5の間隙を通り、以下ラジアルフ イン16とシュラウドリング5の間隙を通るまで、 膨張と縮流を繰返す。との隔洩流23の縮流は一 種の噴流状態となつて動翼2の出口部に拡散し、 動取2の出口の主流22に影響を与え、動異出口 部の二次流れを助長する結果となる。

次に二次硫れ損失について説明する。第2図は 第1図のⅡ-Ⅱ方向矢視図であり、二次硫れの現

(4

していることが判明しており、この為にターヒン 段落効率上大きな欠点となつている。

本発明の目的は、タービン段落内部損失の中で も特に影響の大きい二次流れ損失むよび先端隔洩 損失を低減する高効率なター ビン翼を提供すると とにある。

次に本発明の一実施例であるタービン動異を図面を用いて詳細に説明する。第4図にタービン段落の断面図を示すが、この段落は、静異26、動異27、動異先端のシュラウドリング28、上部ダイヤフラム29 よシュラウドリング28 との間の帰復流を低減するラジアルフイン31~34 をどから構成されている。そして隣接する動異27の間に区画される異間流



(5)

...

特開昭55-146201(3)

ダイヤフラム29で囲まれる空間部における静温 度回復の過程を経て、 ラジアルフイン入口部の圧 カPım から出口部の圧力Poσtまで変化する。 従つてシュラウドリング28の外周部の圧力分布 は第7図のようになる。これに対し動異先端の異 間流路部の圧力分布は、第8図に示す如く異腹側 が高く、異背側が低い分布となる。第8図の曲線 49は、動異腹側面27Pの異面圧力分布を示し、 曲破50は動製背側面278~の翼面圧力分布を 示す。第7図及び第8図より、異腹側面圧力は一 般にラジアルフイン部圧力分布より高いことから、 吸込孔46と<del>吹曲孔48と</del>吹出孔47との圧力差 △Pを確保するため、吸込孔 4.6 の位置として同 じ異間疏路内の動翼腹側面27P近傍のシュラウ ドリンク内周面を選択 することが好ましいことが わかる。また異流路間の腹側面から背側面への2 次硫れおよび 2 次硫れの原因となる境界層を発達 する前に吸込んでしまうという難点から見ても吸 込孔46の位置として動翼腹側面近傍~選択する ことが好ましい。次に吹出孔47の位置は、吸込

(8)

孔46との圧力差△Pを確保するため第7図から 吸込孔46の圧力より小さな位置に決定されるものである。

路部に面したシュラクドリング28の内周面に主

旅の一部を導入する吸込孔46、外周面には運通

路44を通じて導かれた主流を導出する吹出孔

47を設けるものである。第5凶にシュラウドリ

ング28の外周面を示すように、前記吸込孔46

は、特に動異出口側の異腹側面 27 P 近傍に設け

られている。尙、改込孔46および吹出孔47の

形状および個数は特に限定されるものではない。

吸込,吹出し作用は、吸込孔46の圧力と吹出

充分に確保されるように、運通路44を配設して吸

込孔46かよび吹出孔47の位置を選定するもの

である。即ち、シュラウドリング外周に面して配

置されたラジアルフイン部の圧力分布と動異先端

における異間旋路部の圧力分布により、吸込孔

46かよび吹出孔47の位置が次のように決定さ

れる。第6図にラジアルフイン部の漏洩流体の状

態変化図を示すように、漏洩流体 3 6 は、シュラ

ウドリング28と各フインに挟まれたギャップで

の影張、シュラウドリング28と各フインと上部

し孔47の圧力差によるものであり、本圧力差が 🧀

このように構成したタービン異列における流体 の流れについて第4図を用いて説明する。即ち翼 間流路を流下する主流35よりシユラウドリング 28内周面の吸込孔46に吸込まれた流れる7は、 境界層および2次硫れを伴なつて運通孔37を統 通してシュラウドリング28外周面の吹出し孔 4 7 から、ラジアルフイン32、33、シユラウ ドリング28及び上部ダイヤフラム29で囲まれ る空間部48に吹出す。つまり、異間旅路におけ る2次旋れ、境界層がシュラウドリング28の吸 込孔46より吸込まれるため、異間流路の吸込孔 46より下硫倒の流れる8は乱れのない良好な流 れとなる。また吹出し孔47からの吹出し効果に より、主流35より分かれてシュラウドリング 28外面とダイヤフラム29との間隙を疏下する 備遺旒36は、該間隙の空間部48でシールされ ることになり、下旋側のラジアルフイン34を通

つて流れ出る漏洩流を減少させることが出来る。 次に第9図により本発明の他の実施例であるタービン動翼について説明する。第9図は、吹出し 孔47を特にシュラウド出口端に設けたものであ り、次段の上部ダイヤフラム49は、吹出し孔 47からの吹出し流れ42と干渉しない位置に設けられるものである。

本実施例では、吸込孔46から製間流路内の境界層かよび二次流れを吸込むことによる二次流れの低波効果だけでなく、動翼27の出口先端部にかける隔積流43の拡散による翼間流路を流れる主流への悪影響が、シュラウド出口端の吹出し孔47からの吹出し流れ42によつて解消され、主流38への影響が防げるという効果があるものである。

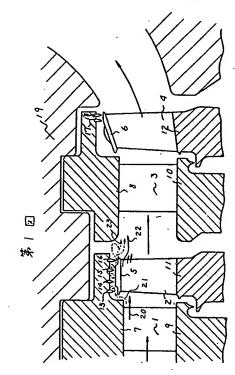
以上述べた如く本発明によれば、動員の二次流れ、境界層を吸込むことで二次流れを低減出来るとともに、ラジアルを通つて流下する漏洩流を低減出来るという効果が達成される。 図面の簡単な説明

60

第1図はタービン段落の断面図、第2図は二次 流れ損失の原理説明図、第3図は、従来構造の庭 間ת路における半径方向の損失分布図、第4図は 本発明の一実施例を示すタービン段落の動異先端 部断面図、第5図は第4図におけるV-V方向矢 視図、第6図は、ランアルフイン部の漏洩流体の 状態変化図、第7図は同じくランアルフイン部の 漏洩流体の圧力分布図、第8図は動異先端部の 間旋路における圧力分布図、第9図は本発明の他 の実施例を示すタービン段落の動異先端部断面図 である。

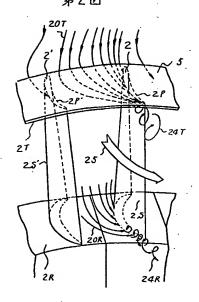
2 7 …動異、2 7 8, 2 7 8, …動異背面、3 1 ~34…ラジアルフイン、3 5 ~ 4 3 …作動流体 の顔水、4 4…遅適孔、4 6…吸込孔、4 7 …吹 出しれ。

代理人 弁理士 高橋明夫

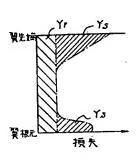


(11)

第2团



第3 図





特開昭55-146201(5)

第 5 回

